(12) NACH DEM VERTRAG ÜBER DIE INTERNATIONALE ZUSAMMENARBEIT AUF DEM GEBIET DES PATENTWESENS (PCT) VERÖFFENTLICHTE INTERNATIONALE ANMELDUNG

(19) Weltorganisation für geistiges Eigentum Internationales Büro





(43) Internationales Veröffentlichungsdatum 8. November 2001 (08.11.2001)

PCT

(10) Internationale Veröffentlichungsnummer WO 01/83959 A1

(51) Internationale Patentklassifikation7: F02B 75/22

F01P 5/10,

(71) Anmelder (für alle Bestimmungsstaaten mit Ausnahme von US): DR. ING. H.C. F. PORSCHE AKTIENGE-SELLSCHAFT [DE/DE]; Porscheplatz 1, 70435 Stuttgart

(21) Internationales Aktenzeichen:

PCT/EP01/03572

(22) Internationales Anmeldedatum:

29. März 2001 (29.03.2001)

(72) Erfinder; und

(75) Erfinder/Anmelder (nur für US): BATZILL, Manfred [DE/DE]; Moerikestrasse 33, 73765 Neuhausen (DE).

(25) Einreichungssprache:

(30) Angaben zur Priorität: 100 21 526.2

Deutsch

(26) Veröffentlichungssprache:

Deutsch

DE

(81) Bestimmungsstaaten (national): JP, US.

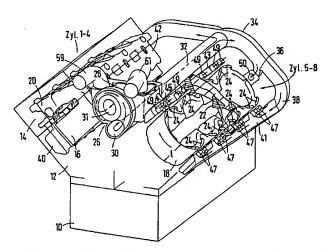
(84) Bestimmungsstaaten (regional): europäisches Patent (AT, BE, CH, CY, DE, DK, ES, FI, FR, GB, GR, 1E, IT, LU, MC, NL, PT, SE, TR).

[Fortsetzung auf der nächsten Seite]

(54) Title: COOLING CIRCUIT FOR A MULTI-CYLINDER INTERNAL COMBUSTION ENGINE

3. Mai 2000 (03.05.2000)

(54) Bezeichnung: KÜHLKREISLAUFANORDNUNG FÜR EINE MEHRZYLINDRIGE BRENNKRAFTMASCHINE



- (57) Abstract: The invention relates to a cooling circuit for a multi-cylinder internal combustion engine, comprising cylinder banks in a V-arrangement and cooling jackets (16, 18, 20, 22) which surround said cylinder banks and which are supplied with a liquid coolant by a pump located between the two cylinder banks, at one of their front ends. According to the invention, the coolant pump situated at one front end of the two cylinder banks is linked by its pressure-side connection, via a coolant pipe (32), to a distributing pipe (34) for supplying the liquid coolant, situated at the other front end of the cylinder banks. A return chamber (28, 56) for the coolant returning from the cooling jackets (16, 18, 20, 22) is situated between the two cylinder banks, adjacent to the pump housing (26). The invention hereby makes use of the available space between the two cylinder banks for part of the coolant system, rendering the construction of the internal combustion engine more compact.
 - (57) Zusammenfassung: Die Erfindung betrifft eine Kühlkreislaufanordnung für eine mehrzylindrige Brennkraftmaschine mit Vförmig angeordneten Zylinderbänken und die Zylinderbänke umgebende Kühlmäntel (16, 18, 20, 22), die über eine zwischen den beiden Zylinderbänken an einer ihrer Stirnseiten angeordnete Pumpe mit Kühlflüssigkeit versorgt werden. Es wird vorgeschlagen, daß die an



WO 01/83959 A1



Veröffentlicht:

- mit internationalem Recherchenbericht

Zur Erklärung der Zweibuchstaben-Codes, und der anderen Abkürzungen wird auf die Erklärungen ("Guidance Notes on Codes and Abbreviations") am Anfang jeder regulären Ausgabe der PCT-Gazette verwiesen.

der einen Stirnseite der beiden Zylinderbänke angeordnete Kühlmittelpumpe mit ihrem druckseitigen Anschluß (30) über ein Kühlmittelrohr (32) mit einem an der anderen Stirnseite der Zylinderbänke angeordneten Verteilerrohr (34) für die Zufuhr der Kühlflüssigkeit in Verbindung steht und daß zwischen den beiden Zylinderbänken benachbart zum Pumpengehäuse (26) eine Rücklaufkammer (28, 56) für das Kühlmittel aus den Kühlmänteln (16, 18, 20, 22) angeordnet ist. Damit wird der zwischen den beiden Zylinderbänken vorhandene Raum für einen Teil der Kühlmittelanordnung ausgenutzt, so daß eine kompakt bauende Brennkraftmaschine zur Verfügung steht.

1

Kühlkreislaufanordnung für eine mehrzylindrige Brennkraftmaschine

Die Erfindung betrifft ein Kühlkreislaufanordnung für eine Brennkraftmaschine nach den Merkmalen des Oberbegriffs des Anspruchs 1.

5

Ein derartige Anordnung ist beispielsweise aus der EP 0 219 351 A2 bekannt, bei der durch eine Kühlmittelpumpe, die an einer Stirnseite der Brennkraftmaschine zwischen den V- förmig ausgerichteten Zylinderbänken angeordnet ist, die in den Zylinderbänken integrierten Kühlmäntel mit Kühlflüssigkeit versorgt werden. Auf der anderen Stirnseite der Brennkraftmaschine ist eine Sammelleitung für das aus den Zylindern und einem Kühlerkreislauf zurückströmende Kühlmittel angeordnet. Durch die mit mehreren Anschlüssen versehenen Sammelleitung werden die eigentlichen Abmessungen der Brennkraftmaschine überschritten, so daß insbesondere bei einem Längseinbau des Motors in das Fahrzeug Bauraum beansprucht wird, der dem Fahrgastraum nicht mehr zur Verfügung steht.

Der Erfindung liegt demgegenüber die Aufgabe zugrunde, einen konstruktive Anordnung für einen Kühlkreislauf bei einer Brennkraftmaschine mit V- förmig angeordneten Zylindern zu schaffen, bei der die vorhandenen Freiräume ausgenutzt werden, so daß die eigentlichen Abmessungen der Brennkraftmaschine nicht überschritten werden.

Diese Aufgabe wird erfindungsgemäß durch die kennzeichnenden Merkmalen des Anspruchs 1 gelöst.

Dadurch, daß der zwischen den beiden Zylinderbänken vorhandene Raum für einen Teil der Kühlmittelanordnung ausgenutzt wird, steht eine kompakt bauende Brennkraftmaschine zur Verfügung, die insbesondere für den Längseinbau in ein Kraftfahrzeug geeignet ist. Auf der dem Kühlmittelverteilerrohr zugeordneten Stirnseite ist auf einfache Art und Weise die Anbindung eines Getriebes an die Brennkraftmaschine

2

möglich, da keine den Einbau störenden Teile der Kühlmittelanordnung den Zugang behindern.

Weitere Vorteile und vorteilhafte Weiterbildungen der Erfindung ergeben sich aus den 5 Unteransprüchen und der Beschreibung.

Durch die parallele, d.h. gleichzeitige Kühlmitteldurchströmung von Zylinderblock und Zylinderkopfgehäuse wird ohne zusätzliche Steuereinrichtungen eine bedarfsgerechte Kühlung von Zylinderblock und Zylinderkopf erreicht. Der Motor erreicht schnell seine 10 Betriebstemperatur: damit reduziert sich die Kaltlaufphase und als Folge davon können der Kraftstoffverbrauch und die Rohemissionen reduziert werden. Durch die parallele Aufteilung des Kühlmittelstromes können die Querschnitte der Kühlkanäle im Zylinderblock reduziert werden, so daß der Bauraum und damit auch das Gewicht der seriellen Gegenüber reduzierbar ist. einer Brennkraftmaschine weiter 15 Kühlmitteldurchströmung von Zylinderblock und Zylinderkopf reduziert sich der Druckverlust im Kühlkreislauf, wodurch die Antriebsleistung der Wasserpumpe kleiner gewählt werden kann.

Mit Hilfe der beiden an der Kühlmittelpumpe angeordneten Rücklaufkammern, die über eine durch ein Thermostat kontrollierbare Öffnung miteinander in Verbindung stehen, läßt sich eine zwischen den beiden Zylinderbänken kompakt bauende Regeleinheit realisieren, mit der ein kleiner und großer Kühlmittelkreislauf sowie ein Heizkreislauf betrieben werden kann. Dadurch, daß die Regeleinheit zusammen mit der Kühlmittelpumpe im eingebauten Zustand der Brennkraftmaschine im Fahrzeug in Fahrtrichtung gesehen an der vorderen Stirnseite der Brennkraftmaschine angeordnet ist, ist sie für Wartungs- und Reparaturarbeiten leicht zugänglich.

Der untere Teil der beiden aus einer Baueinheit bestehenden Rücklaufkammern ist in vorteilhafter Weise zusammen mit dem Gehäuse der Kühlmittelpumpe im Kurbelgehäuseoberteil eingegossen.

Ein Ausführungsbeispiel der Erfindung ist in der nachfolgenden Beschreibung und Zeichnung näher erläutert. Letztere zeigt in

- 5 Fig. 1 eine Brennkraftmaschine in schematischer Gesamtansicht,
 - Fig. 2 eine Vorderansicht der als V- Motor ausgebildeten Brennkraftmaschine,
 - Fig. 3 einen Schnitt entlang der Linie III-III in Fig. 2,
 - Fig. 4 einen Schnitt entlang der Linie IV-IV in Fig. 2 und
 - Fig. 5,6 zwei Draufsichten auf einen Teilauschnitt der Brennkraftmaschine.

10

Beschreibung des Ausführungsbeispiels

Der in Fig.1 dargestellte V8-Motor besteht aus einem Kurbelgehäuseunterteil 10 und 15 einem Kurbelgehäuseoberteil 12, in dem zwei Zylinderreihen 1 bis 4 und 5 bis 8 V-förmig zueinander angeordnet sind. An das Kurbelgehäuseoberteil 12 schließt sich für jede Zylinderreihe ein Zylinderkopfgehäuse 14 an. Beide Zylinderreihen sind vom Aufbau identisch, wobei in Figur 1 nur das Zylinderkopfgehäuse 14 für Zylinderreihe 1 bis 4 (in der Ansicht links) dargestellt ist, während für die rechte Zylinderreihe (Zylinder 5 bis 8) 20 zur besseren Darstellung der Kühlmittelströme das Zylinderkopfgehäuse nicht dargestellt Zylinderlaufflächen Zylinderreihen verfügen über die Beide Zylinderkühlmäntel 16 und 18, wobei die Zylinderkühlmäntel 16, 18 nur dem oberen Bereich der Zylinderlaufflächen zugeordnet sind; die Länge I der Zylinderkühlmäntel 16, 18 beläuft sich auf ca. 1/2 der Gesamtlänge der einzelnen Zylinder bzw. 25 Zylinderlaufflächen. Die auf der Stirnseite der Zylinderkühlmäntel 16, 18 angeordneten werden mit Hilfe einer nicht dargestellten schlitzartigen Offnungen 24 Zylinderkopfdichtung verschlossen. Im Zylinderkopfgehäuse 14 sind ebenfalls Kühlmäntel angeordnet, die im folgenden als Zylinderkopfkühlräume 20, 22 bezeichnet werden. Zur besseren Darstellung der Zylinderkopfkühlräume 20, 22 ist für die rechte Zylinderreihe 30 (Zylinder 5 bis 8) der Kühlraumquerschnitt 22 dargestellt worden.

Zwischen den beiden Zylinderreihen ist das spiralförmig ausgebildete Gehäuse 26 einer Wasserpumpe angeordnet, wobei das nicht dargestellte Deckelteil der Wasserpumpe das über die Kurbelwelle angetriebene Turbinenrad zur Erzeugung der Kühlmittelströmung aufnimmt. Hinter dem Gehäuse 26 der Wasserpumpe ist eine Baueinheit 27 vorgesehen, die unter anderem eine Rücklaufkammer 28 aufweist, die, wie später noch näher beschrieben, den Rücklauf für das Kühlmittel aus den Zylinderkühlmänteln 16, 18 und den Zylinderkopfkühlräumen 20, 22 bildet.

10 Der druckseitige Ausgang 30 des Wasserpumpengehäuses 26 ist über ein Kühlmittelrohr 32, das sich zwischen den beiden Zylinderreihen zur anderen Stirnseite der Brennkraftmaschine erstreckt, mit einem Kühlmittelverteilerrohr 34 verbunden. Das Kühlmittelverteilerrohr 34 verfügt pro Zylinderreihe über jeweils zwei als Anschlußstutzen ausgebildete Anschlüsse 36, 38, die in Figur 1 nur für die rechte Zylinderreihe (Zyl. 5-8) 15 dargestellt sind. Die ersten Anschlußstutzen 36 sind mit dem im Zylinderblock angeordneten längs durchströmten Kühlmänteln 16, 18 verbunden, während die zweiten Anschlußstutzen 38 mit in das Kurbelgehäuseoberteil 12 eingegossenen äußeren Kühlmittellängskanälen 40, 41 verbunden sind. Die äußeren Kühlmittellängskanäle 40, 41 weisen den einzelnen Zylinderkopfeinheiten zugeordnete Einlaßöffnungen 47 auf, über die 20 das Kühlmittel in die Zylinderkopfkühlräume 20, 22 geführt wird. Von dort aus gelangt es nach einer Querdurchströmung des Zylinderkopfgehäuses 14 in ebenfalls in das Kurbelgehäuseoberteil 12 eingegossene, mit Auslaßöffnungen 49 versehene innere inneren 42, 43. Das ausgangsseitige Ende der Kühlmittellängskanäle Ende 43 ausgangsseitige 42, und das Kühlmittellängskanäle 25 Zylinderkühlmäntel 16, 18 führen über gemeinsame, als Übertrittsbohrungen 44, 45 ausgebildete Ausgänge in die Rücklaufkammer 28. Die Gesamtabmessungen, insbesondere die Längserstreckung der Brennkraftmaschine wird durch die Anordnung des Kühlmittelverteilerrohres 34, der Anschlußstutzen 36, 38 und der Rücklaufkammer 28 nicht verändert; gleichzeitig wird auf einfache Art und Weise der Anbau eines

Getriebes auf der dem Kühlmittelverteilerrohr 34 zugewandten Stirnseite der Brennkraftmaschine ermöglicht.

Wie in den Figuren 2 bis 6 näher dargestellt, weist die Baueinheit 27 neben der 5 Rücklaufkammer 28 eine zweite Rücklaufkammer 56 auf, die über eine durch einen ersten Ventilteller 51 eines Thermostats 52 geregelte Öffnung 54 mit der ersten Rücklaufkammer 56 und mit dem Ansaugstutzen 31 des Pumpengehäuses 26 in Verbindung steht. Die aus den beiden Rücklaufkammern 28 und 56 und dem Thermostat 52 bestehende Baueinheit 27 ist zweiteilig aufgebaut, wobei der untere Teil der 10 Baueinheit 27 zusammen mit dem Pumpengehäuse 26 im Kurbelgehäuseoberteil 12 zwischen den beiden Zylinderbänken eingegossen ist. Der das Thermostat 52 aufnehmende Gehäusedeckel 66 der Baueinheit 27 wird mit dem unteren Teil der Baueinheit 27 verschraubt. Der zweite Ventilteller 53 des Thermostats 52 kontrolliert eine zur zweiten Rücklaufkammer 56 führende Rücklauföffnung 58, wobei der mit der 15 ersten Rücklaufkammer 28 verbundene Stutzen 59 den Vorlauf und der mit der zweiten Rücklaufkammer 56 verbundene Stutzen 61 den Rücklauf eines nicht näher dargestellten Kühlerkreislaufs bildet. Wie in Figur 5 dargestellt, ist die zweite Rücklaufkammer 56 weiterhin mit der Rücklaufleitung 60 eines nicht näher dargestellten Heizungskreislaufs und einer Leitung 62, die zu einem Ausgleichsbehälter führt, verbunden. Von der ersten 20 Rücklaufkammer 28 ausgehend, bildet eine Leitung 64 den Heizungsvorlauf.

Der in der Warmlaufphase des Motors aktivierte Kühlmittelkreislauf, im folgenden als kleiner Kühlmittelkreislauf bezeichnet, funktioniert folgendermaßen:

In dieser Betriebsphase ist die Öffnung 54 zwischen der ersten Rücklaufkammer 28 und der zweiten Rücklaufkammer 56 durch den ersten Ventilteller 51 des Thermostats 52 freigegeben (siehe Fig. 4), so daß das Kühlmittel von der ersten Rücklaufkammer 28 in die zweite Rücklaufkammer 56 gelangt. Von dort wird es über den Ansaugstutzen 31 des Wasserpumpengehäuses 26 in das Kühlmittelrohr 32 gefördert und über das Kühlmittelverteilerrohr 34 zu den im Zylinderblock angeordneten Zylinderkühlmänteln 16,

6

18 sowie über die äußeren Kühlmittellängskanäle 40, 41 zu den im Zylinderkopfgehäuse 14 angeordneten Zylinderkopfkühlräumen 20, 22 geführt. Eingangsseitig ist in den Zylinderkühlmänteln 16, 18 eine Drossel 50 vorgesehen, mit deren Hilfe der Strömungswiderstand so abgestimmt ist, daß 70 bis 80 %, vorzugsweise 75 % des zur 5 Motorkühlung gebrachten Kühlmittelstromes die äußeren in Umlauf über Kühlmittellängskanäle 40, 41 in das Zylinderkopfgehäuse 14 gelangen. Durch die angegebene prozentuale Verteilung des Kühlmittelstromes ist sichergestellt, daß eine bedarfsgerechte Kühlung des temperaturhochbelasteten Zylinderkopfgehäuses 14 und des Zylinderblockes erfolgt. Nachdem die Zylinderkühlmäntel 16, 18 und die 10 Zylinderkopfkühlräume 20, 22 beider Zylinderreihen vom Kühlmittel durchströmt worden sind, wird das Kühlmittel über die gemeinsamen Übertrittsbohrungen 44, 45 wieder in die erste Rücklaufkammer 28 zurück geführt.

Neben dem soeben beschriebenen kleinen Kühlmittelkreislauf wird nach dem Erreichen der Betriebstemperatur der Brennkraftmaschine auf einen großen Kühlmittelkreislauf umgeschaltet, bei dem, wie bekannt ist, der Kühlerkreislauf mit einbezogen ist. In diesem Fall wird durch den ersten Ventilteller 51 des Thermostats 52 die Öffnung 54 verschlossen, während die durch den zweiten Ventilteller 53 kontrollierte Öffnung 58 zum Kühlerkreislauf freigegeben wird. Damit ist der Kühlerkreislauf aktiviert, bei dem das Kühlmittel, nachdem es den kleinen Kühlmittelkreislauf durchlaufen hat, über den Vorlauf-Stutzen 59, den nicht dargestellten Kühler und den Rücklauf-Stutzen 61 in die zweite Rücklaufkammer 56 gelangt.

7

Patentansprüche

- Kühlkreislaufanordnung für eine mehrzylindrige Brennkraftmaschine mit V- förmig angeordneten Zylinderbänken und die Zylinderbänke umgebende Kühlmäntel, die über eine zwischen den beiden Zylinderbänken an einer ihrer Stirnseiten angeordnete Pumpe mit Kühlflüssigkeit versorgt werden, dadurch gekennzeichnet, daß die an der einen Stirnseite der beiden Zylinderbänke angeordnete Pumpe mit ihrem druckseitigen Anschluß über ein Kühlmittelrohr (32) mit einem an der anderen Stirnseite der Zylinderbänke angeordneten Verteilerrohr (34) für die Zufuhr der Kühlflüssigkeit in Verbindung steht und daß zwischen den beiden Zylinderbänken benachbart zum Pumpengehäuse (26) eine Rücklaufkammer (28) für das Kühlmittel aus den Kühlmänteln (16, 18, 20, 22) angeordnet ist.
- 2. Kühlkreislaufanordnung nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß das Verteilerrohr (34) vier Anschlüsse aufweist, wobei jeweils zwei Anschlüsse (36, 38) mit den Kühlmänteln (16, 18, 20, 22) einer Zylinderbank verbunden sind.
- 3. Kühlkreislaufanordnung nach Anspruch 2, dadurch gekennzeichnet, daß ein erster Anschluß (36) je Zylinderbank mit einem Zylinderkühlmantel (16, 18) und ein zweiter 20 Anschluß (38) je Zylinderbank mit einem Zylinderkopfkühlraum (20, 22) verbunden sind.
- Kühlkreislaufanordnung nach Anspruch 3, dadurch gekennzeichnet, daß eine Querdurchströmung des Zylinderkopfkühlraumes (20, 22) mit Kühlflüssigkeit über einen mit dem Anschluß (38) verbundenen äußeren Kühlmittellängskanal (40, 41) erfolgt, der den einzelnen Zylinderkopfeinheiten zugeordnete, in den Zylinderkopfkühlraum (20, 22) führende Einlaßöffnungen (47) aufweist.
 - 5. Kühlkreislaufanordnung nach Anspruch 4, dadurch gekennzeichnet, daß ein innerer Kühlmittellängskanal (42, 43) ausgangsseitig mit dem Zylinderkopfkühlraum (20, 22) über

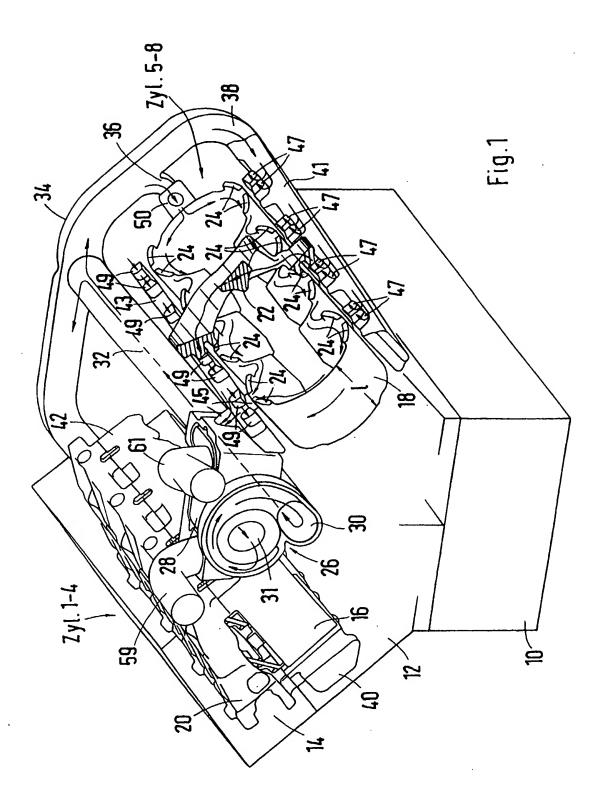
im inneren Kühlmittellängskanal (42, 43) angeordnete Auslaßöffnungen (49) in Verbindung steht.

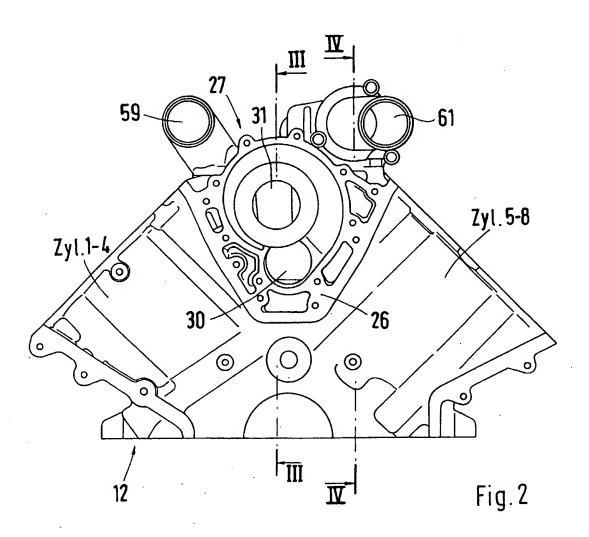
6. Kühlkreislaufanordnung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß an die Rücklaufkammer (28) eine zweite Rücklaufkammer (56) angrenzt, wobei beide über eine durch ein Thermostat (52) kontrollierbare Öffnung (54) in Verbindung stehen und daß die zweite Rücklaufkammer (56) eine Öffnung (58) für den Anschluß eines Kühlerkreislaufs aufweist, die ebenfalls durch das Thermostat (52) kontrollierbar ist.

10

- 7. Kühlkreislaufanordnung nach Anspruch 4, dadurch gekennzeichnet, daß die erste Rücklaufkammer (28) mit einem Vorlaufanschluß (64) und die zweite Rücklaufkammer (56) mit einem Rücklaufanschluß (60) für einen Heizkreislauf versehen sind.
- 15 8. Kühlkreislaufanordnung nach Anspruch 4 oder 5, dadurch gekennzeichnet, daß die zweite Rücklaufkammmer (56) einen Rücklaufanschluß (62) für einen mit einem Ausgleichsbehälter versehenen Wasserkreislauf aufweist.
- 9. Kühlkreislaufanordnung nach einem der Ansprüche 4 bis 6, dadurch gekennzeichnet, 20 daß die beiden Rücklaufkammern (28, 56) aus einer zweiteiligen Baueinheit (27) bestehen, wobei der Gehäusedeckel (66) der Baueinheit (27) das Thermostat (52) aufnimmt.
- 10. Kühlkreislaufanordnung nach Anspruch 7, dadurch gekennzeichnet, daß der untere 25 Teil der Baueinheit (27) zusammen mit dem Pumpengehäuse (26) im Kurbelgehäuseoberteil (12) eingegossen ist.

1/4





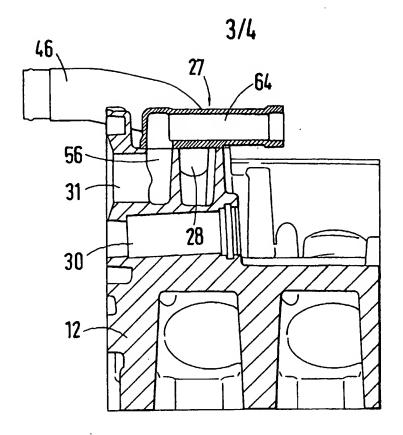
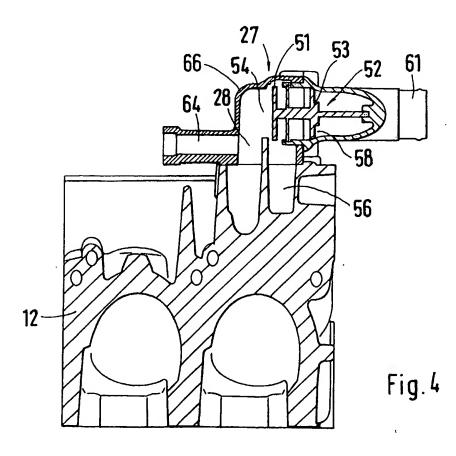
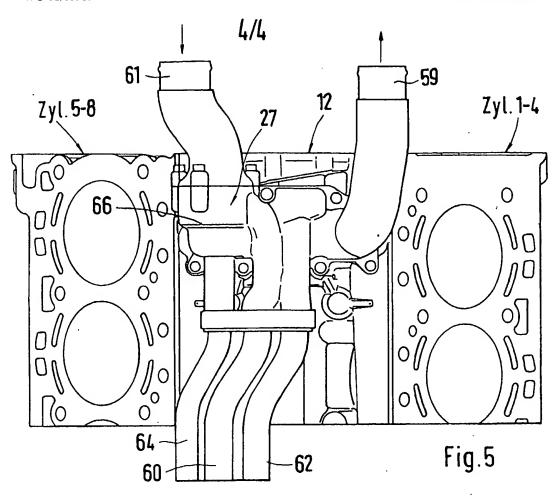
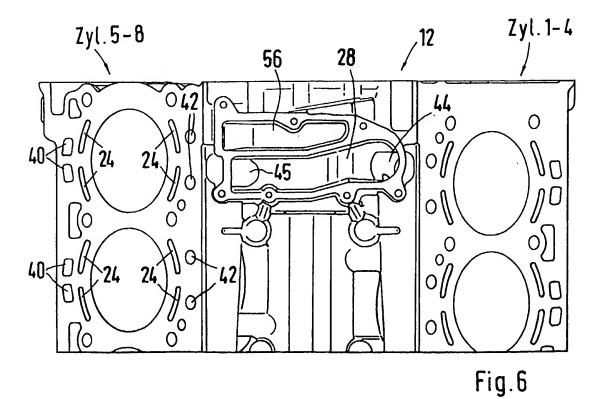


Fig.3







INTERNATIONAL SEARCH REPORT

In ational Application No

			101/61 01/	03372			
A. CLASSII IPC 7	FICATION OF SUBJECT MATTER F01P5/10 F02B75/22						
According to International Patent Classification (IPC) or to both national classification and IPC							
B. FIELDS							
Minimum do IPC 7	cumentation searched (classification system followed by classification $F01P F02B F02F$	symbols)					
	ion searched other than minimum documentation to the extent that such						
Electronic da	ata base consulted during the international search (name of data base	and, where practical,	, search terms used)			
EPO-Internal, PAJ							
C. DOCUME	ENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT						
Category *	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant	ant passages		Relevant to claim No.			
A	US 4 493 294 A (UNEMURA) 15 January 1985 (1985-01-15) abstract; figures			1			
A	US 4 312 304 A (TYNER) 26 January 1982 (1982-01-26) abstract; figures			1			
A	US 4 953 525 A (SAKURAI ET AL.) 4 September 1990 (1990-09-04) abstract; figures		:	1			
	•			·			
		· · ·					
		χ Patent family	rnembers are listed	in annex.			
*Special categories of cited documents: *A* document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance *E* earlier document bul published on or after the international filing date *L* document which may throw doubts on priority clalm(s) or which is cited to establish the publication date of another cited ion or other special reason (as specified) *O* document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means *P* document published prior to the international filing date but tater than the priority date claimed *T* tater document published after the international filing date or priority date and not in conflict with the application but cited to understand the principle or theory underlying the cited to understand the priority date and not in conflict with the application but cited to understand the priority date on the priority date and not in conflict with the application but cited to understand the priority date on the priority date and not in conflict with the application but cited to understand the priority date and not in conflict with the application but cited to understand the priority date and not in conflict with the application but cited to understand the priority date on understand the priority date and not in conflict with the application but cited to understand the priority date on understand the priority date and not in conflict with the application but cited to understand the priority date on understand the priority date and not in conflict with the application of the priority date on understand th							
Date of the a	actual completion of the international search	Date of mailing of	the international sea	rch report			
1	001						
Name and n	nalling address of the ISA European Patent Office, P.B. 5818 Patentlaan 2 NL - 2280 HV Rijswijk Tet (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo nt, Fax (-31-70) 340-3016	Authorized officer Kooijma	n, F				

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

Information on patent family members

lη itional Application No
PCT/EP 01/03572

Patent document cited in search repor	t	Publication date	I	Patent family member(s)	Publication date
US 4493294	Α	15-01-1985	JP	58107840 A	27-06-1983
US 4312304	 A	26-01-1982	AU	536036 B	12-04-1984
			AU	6109580 A	12-02-1981
			CA	1160114 A	10-01-1984
			DE	3026208 A	26-03-1981
			FR	2463263 A	20-02-1981
			GB	2055422 A,B	04-03-1981
			IT	1127530 B	. 21-05-1986
			JP	56060816 A	26-05-1981
			NL	8004419 A,B,	10-02-1981
US 4953525		04-09-1990	JP	2095719 A	06-04-1990
			JP	2690968 B	17-12-1997

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

In atlonales Aktenzeichen
PUI/EP 01/03572

_			7, 61 02, 000
A. KLASSIF IPK 7	izierung des anmeldungsgegenstandes F01P5/10 F02B75/22		
Nach der Inte	ernationalen Patentklassilikation (IPK) oder nach der nationalen Klas	sifikation und der IPK	
B. RECHER	CHIERTE GEBIETE		±
	er Mindesiprüfsioft (Klassifikatlonssystem und Klassifikationssymbo F01P F02B F02F	le)	
	e aber nicht zum Mindestprüfstoff gehörende Veröffentlichungen, so		
Während der	Internationalen Recherche konsultierte elektronische Datenbank (N	ame der Datenbank und evtl.	verwendele Suchbegriffe)
EPO-Int	cernal, PAJ		
C. ALS WES	SENTLICH ANGESEHENE UNTERLAGEN		
Kategorie®	Bezeichnung der Veröltentlichung, soweit erforderlich unter Angabe	der in Betracht kommenden	Teile Betr. Anspruch Nr.
A	US 4 493 294 A (UNEMURA) 15. Januar 1985 (1985-01-15) Zusammenfassung; Abbildungen		1
A	US 4 312 304 A (TYNER) 26. Januar 1982 (1982-01-26) Zusammenfassung; Abbildungen		1
A	US 4 953 525 A (SAKURAI ET AL.) 4. September 1990 (1990-09-04) Zusammenfassung; Abbildungen		1
Welter	ere Veröttentlichungen sind der Fortsetzung von Feld C zu	X Siehe Anhang Pater	allamilie
*Besondere *A* Veröffen aber nie *E* älteres D	Kategorien von angegebenen Veröffentlichungen : illichung, die den allgemeinen Stand der Technik definiert, cht als besonders bedeutsam anzusehen ist Dokument, das jedoch erst am oder nach dem internationalen	oder dem Prioritätsdatum Anmeldung nicht kollidier Erfindung zugrundeliege Theorie angegeben ist	die nach dem internationalen Anmeldedatum n veröffentlicht worden ist und mit der n, sondern nur zum Verständnis des der nden Prinzips oder der ihr zugrundetlegenden onderer Bedeutung; die beanspruchte Erlindung
'L' Veröffeni scheine anderei soll ode ausgefü 'O' Veröffen	tlichung, die geeignet ist, einen Prioritätsanspruch zwellelhaft er- en zu lassen, oder durch die das Veröffentlichungsdatum einer n im Recherchenbericht genannten Veröffentlichung belegt werden er die aus einem anderen besonderen Grund angegeben ist (wie	kann allein aufgrund dies erfinderischer Täligkeit b 'Y' Veröffentlichung von besc kann nicht als auf erfinde werden, wenn die Veröffentlichungen diese	er Veröffentlichung nicht als neu oder auf eruhend betrachtet werden
'P' Veröffen	dishana dia use dam internationalan Anmaldadalum ahar nach		lied derselben Patentfamilie ist
	bschlusses der internationalen Recherche		nationalen Recherchenberichts
	4. August 2001	21/08/2001	
Name und Pe	osianschrift der Internationalen Recherchenbehörde Europäisches Patentamt, P.B. 5818 Patentiaan 2 NL - 2280 HV Rijswijk	Bevollmächtigter Bedien:	steter
	Tel. (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo nl, Fax: (+31-70) 340-3016	Kọoijman,	F

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Angaben zu Veröffentlië jen, die zur selben Patentfamilie gehören

In lionales Aktenzeichen PCT/EP 01/03572

lm Recherchenbericht angeführtes Patentdokument		Datum der Veröffentlichung	Mitglied(er) der Patentfamilie		Datum der Veröffentlichung	
US	4493294	Α	15-01-1985	JP	58107840 A	27-06-1983
US	4312304	A	26-01-1982	AU	536036 B	12-04-1984
				AU	6109580 A	12-02-1981
				CA	1160114 A	10-01-1984
				DE	3026208 A	26-03-1981
				FR	2463263 A	20-02-1981
•				GB	2055422 A,B	04-03-1981
				IT	1127530 B	21-05-1986
				JP	56060816 A	26-05-1981
			·	NL	8004419 A,B,	10-02-1981
115	4953525	Α	04-09-1990	JP	2095719 A	06-04-1990
30				JP	2690968 B	17-12-1997